# ® Patentschrift

<sub>0)</sub> DE 3632769 C2



**DEUTSCHES PATENTAMT**  Aktenzeichen:

P 36 32 769.7-27 26. 9.86

Anmeldetag:

7. 4.88

(4) Offenlegungstag: (5) Veröffentlichungst Veröffentlichungstag der Patenterteilung:

15. 9.88

⑤ Int. Cl. 4:

B41F21/04

8 65 H 5/14 8 65 i 29/02

Innerhalb von 3 Monaten nach Veröffentlichung der Erteilung kann Einspruch erhoben werden

(7) Patentinhaber:

MAN Roland Druckmaschinen AG, 6050 Offenbach,

@ Erfinder:

Raab, Rudolf, 6450 Hanau, DE; Herold, Manfred, 8756 Kahl, DE; Hummel, Peter, 6050 Offenbach, DE

® Für die Beurteilung der Patentfähigkeit in Betracht gezogene Druckschriften:

> DE-PS 20 30 040 4 88 949 DE-PS 35 29 639 A1 DE DE-OS 31 30 689 DE-OS 19 08 181 DD 67 992 DD 68 634 36 37 202 US

(S) Klemmgreifer für Bogenrotationsdruckmaschinen

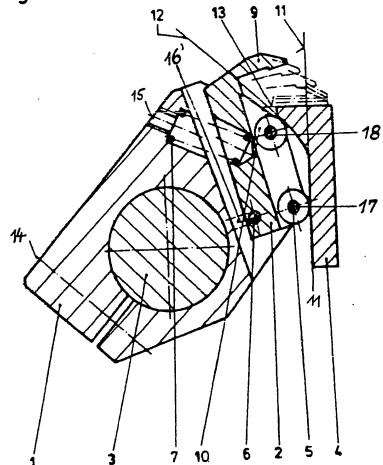
ZEICHNUNGEN BLATT 1

Nummer:

36 32 769

Int. Cl.<sup>4</sup>: B 41 F 21/04
Veröffentlichungstag: 15. September 1988





#### Patentansprüche

1. Greifeinrichtung an Zylindern bogenverarbeitender Maschinen mit mehreren am Umfang des Zylinders in einer Zylindergrube angeordneten Klemmgreifern, bei denen zur Steuerung der Bewegung der Greiferfinger eine Steuerkurve aufweisende Führung vorgesehen ist, wobei die Steuerkurve einen in radialer Richtung des Zylinders weisenden Kurventeil aufweist, an den sich ein bogenförmiger Teil anschließt, so daß die Greiferfinger beim Öffnen von der Greiferaufschlagleiste des Zylinders anfänglich in radialer Richtung und anschließend bogenförmig in einer Richtung mit tangentialer Komponente geführt werden bzw. umge-kehrt beim Schließen der Klemmgreifer, dadurch gekennzeichnet, daß ein mit dem unteren Ende des Greiferfingers (2) verstifteter Mitnahmestift (6) in gegenüberliegenden Bohrungen, Führungen o. dgl. (16, 16') eines Klemmstückes (1) verschiebbar gelagert ist, daz fest mit einer mit ortsfester Achse im Zylinder gelagerten Greiferwelle (3) verbunden ist und daß am Greiferfinger (2) Stützrollen (5, 10) angeordnet sind, die über mindestens eine im Klemmstück (1) abgestützte Feder (7) an eine die 25 Steuerkurve aufweisende Führung (11, 12) der Greiferaufschlagleiste (4) and ückbar sind.

2. Greifeinrichtung nach Anspruch I, dadurch gekennzeichnet, daß die Kraftwirkungslinie der Feder (7) annähernd parallel zum schrägen Kurventeil 30 (12) der Greiferaufschlagleiste (4) verläuft und daß die Vorspannung der Feder (7) durch eine im Klemmstück (1) angvordnev. Schraube (15) ein-

stellbar ist.

3. Greifeinrichtung nach Anspru- h 1 und 2, dadurch gekennzeichnet, daß eine zweite Feder (8) zwischen dem Kiemmstück (1) und dem Greiferfinger (2) angeordnet ist, deren Kraftwirkung auf einer Verbindungslinie verläuft, die durch den Mitnahmestift (6) und die Mittelpunkte der Greiferwelle (3) und der 40 am unteren Ende des Greiferfingers (2) angeordnete Rolle (5) in geschlossener Stellung verläuft.

#### Beschreibung

Die Erfindung betrifft eine Greifeinrichtung an Zylindern bogenverarbeitender Maschinen nach dem Ober-

begriff des ersten Patentanspruches.

Eine senkrecht schließende Greifeinrichtung genannter Gattung mit einer gesteuerten Greiferwelle ist aus scher DE-PS 20 30 040 bekannt. Von Nachteil ist die kraftschlüssige Steuerung der Greiferwelle relativ zum Drehpunkt eines Steuerhebels mittels einer Führung auf einer Steuerkurve. Der erhebliche Steuerungsaufwand führt zu einer Erhöhung der Massenkräfte eines mit zu großem Trägheitsradius schwingenden Systems und damit zu einer Verminderung des Leistungsvermögens der Druckmaschine.

Aus der DE-PS 4 88 949 ist ein Klemmgreifer bekannt, dessen Greiferfinger beim Schließen im wesentlichen senkrecht geführt zur Zylinderoberfläche bewegt werden. Von Nachteil ist, daß die senkrecht geführten Greiferfinger zwischen der Zylinderwand und einer Führungsleiste nur lose, d. h. nicht spielfrei geführt sind. Bei hohen Maschinengeschwindigkeiten stehen für das 65 Öffnen der Greifer nur wenige Millisekunden zur Verfügung und es entstehen schlagartige Belastungen, die zur Erschütterung der Maschine und zu unsauberen Druck

führen. Schwingungen der Greiferwelle wirken sich bei diesem Greifer sowohl senkrecht zur Bogenlaufrichtung als auch waagerecht aus, so daß keine lagegenaue Übergabe des Bogens möglich ist.

Aus der DD-PS 66 634 ist es bekannt, einen einteiligen Greiferhebel auf einer Greiferwelle abzustützen und dessen Vorspannkraft durch zwei Druckfedern einzustellen. Von Nachteil ist, daß der Greiferhebel seine statisch bestimmte Lage verliert, wenn eine möglichst vollständige Kompensation der Lagerkraft erreicht werden soll. Bei sehr hohen Maschinengeschwindigkeiten ist keine ausreichende Zentrierung z. B. infolge Störschwingungen, die in die Maschine eingebracht werden, mehr möglich. Von Nachteil sind ferner der verhältnis-

mäßig große Trägheitsradius und die Masse der schwingenden Teile für das Einleiten des Haltevorganges.

Aus der DE-OS 19 08 181 ist ein Greifer bekannt, bei dem die Achse des Greiferfingergelenkes in einem zur Greiferwelle parallelen Drehgelenk schwenkbar gelagert ist, wobei die Achse des Greiferfingergelenks annähernd auf der Greiferspitze wegweisenden Verlängerung einer Geraden gelegen ist, welche die Abstützfläche für die Greiferspitze mit der Achse der Greiferwelle verbindet. Aus der in Fig. 1 gezeigten Geometrie geht hervor, daß die von der Greiferspitze auf die Greiferauflage ausgeübte Kraft weiterhin eine Komponente in Bogenlaufrichtung aufweist. Die Gefahr des Verschiebens des Bogens besteht dadurch, sowie durch eine

mögliche Torsion der Greiferwelle bei hohen Vorspannkräften auch weiterhin, wenn auch eine Verbesserung gegenüber üblichez Greifern mit kreisförmiger Bewe-

gegenüber üblichex Greifern mit kreisformiger i gung um die Greiferwellenachse erreichbar ist.

Aus der DD-PS 67 992 ist es bekannt, einen Greifer mittels Klemmstück an einer eine ortsfeste Achse aufweisenden schwenkbaren Greiferwelle zu lagern und eine Greiferzunge in einer ersten Bewegungsphase eine Kreisbewegung um die Greiferwellenachse und in einer zweiten Bewegungsphase eine in bezug auf die Greiferauflage annähernd senkrechte Bewegung zu erteilen. Diese Greiferanordnung wirkt aber nit einer kraftschlüssig arbeitenden parallelen Blattfederanordnung und einer Greiferzunge zusammen, die keine großen Schließkräfte erträgt, ohne zu beulen. Der Greifer ist demnach für möglichst hohe Schließkräfte völlig ungeeignet.

Ein senkrecht schließender Greifer mit einer gesteuerten Greiferwelle ist aus der DE-PS 20 30 040 bekannt. Von Nachteil ist die kraftschlüssige Steuerung der Greiferwelle relativ zum Drehpunkt eines Steuerhebels mittels einer Führung auf einer Steuerkurve. Der zusätzliche Steuerungsaufwand führt zu einer Erhöhung der Massenkräfte des mit großem Trägheitsradius schwingenden Systems und damit zu einer Verminderung des

Leistungsvermögens der Druckmaschine.

Ferner ist aus der DE-OS 31 30 689 bekannt, in Verbindung mit einer weichen Greiferauflage einen eine flache Greiferflugbahn ausführenden und in der letzten Bewegungsphase senkrecht schließenden Greiferfinger mit einer in dem Greiferfinger angeordneten und gegen den Bogengreiferaufschlag wirkenden federnden Anschlagschraube zu versehen. Eine weitere Stellschraube ist erforderlich, um federnd miteinander gekoppelte Halter einzustellen, mittels denen der Greiferfinger der Greiferwelle zugeordnet ist. Von Nachteil ist, daß der Greiferfinger einer weichen Greiferauflage zugeordnet werden muß, und an zwei Stellschrauben umständliche Einstellungen erforderlich sind, um eine lagegenaue Übergabe des Bogens zu erreichen. Bei höheren Ma-

Aus der nachveröffentlichten Druckschrift DE 35 29 639. A1 ist zwar ein sedernder Klemmgreifer bekannt, der in einer zweiten Bewegungsphase eine senkrechte Schließbewegung unabhängig vom Vorhandensein einer weichen Greiferauflage ausführt. Der Beginn der letzten Bewegungsphase muß aber durch Feineinstellung der Greiferspitze zur Haltefläche der Greiferaufschlagleiste eingestellt werden. Außerdem müssen 10 zwei Federn genau aufeinander in der Federkraft abgestimmt werden, um ruckartige Bewegungsabläufe bei der Öffnungs- und Schließbewegung des Greifers zu vermeiden.

Aufgabe der Erfindung ist es, eine Greifeinrichtung 15 genannter Gattung so weiterzubilden, daß eine Steuerung der Greiferfinger relativ zum Drehpunkt der Greiferwelle mit verringerten Massenkräften ermöglicht

Die Aufgabe wird durch die kennzeichnenden Merk- 20 male des Patentanspruchs 1 gelöst. Weiterbildungen der Erfindung ergeben sich aus den Unteransprüchen.

Der Vorteil der erfindungsgemäßen Lösung besteht darin, daß Schwingungen der Greiferwelle sich weitestgehend nur noch senkrecht auswirken können, wobei 25 infolge verkürzter Hebellängen das System mit verkleinerten Trägheitsmomenten um die mit ortsfester Achse im Zylinder gelagerte Greiferwelle schwingt, so daß die Maschinengeschwindigkeit, d. h. das Leistungsvermögen steigerbar ist. Die Greiferfinger weisen einen nahtlosen Übergang von der ersten Bewegungsphase in die letzte Bewegungsphase auf, ohne ein Schieben der Greiferspitze zu bewirken. Derartige Greifeinrichtungen eignen sich besonders zur Erzielung großer Haltekräfte zwischen Greiferspitzen und Greiferaufschlägen aus 35 harten strukturierten Werkstoffen, z. B. Titankarbiden, die nicht mehr so schnell wie bei den bekannten Klemmgreifern durch die schleifende Wirkung des Papiers verschleißen kinnen, für besonders hohe Zugkräfte und Maschinengeschwindigkeiten.

Am Ausführungsbeispiel der Erfindung wird nachfolgend anhand einer Zeichnung näher beschrieben. Es zeigt

Fig. 1 die Öffnungs- und Schließbewegung des Greiferfingers, schematisch,

Fig. 2 eine Ausführung der Greifeinrichtung in Seitenansicht.

Fig. 3 eine Draufsicht auf die Greifeinrichtung nach

In Fig. 1 ist die Bewegung der erfindungsgemäßen 50 Greifeinrichtung in den wesentlichen Phasen schematisch dargestellt.

Eine Greiferwelle 3 ist mit ortsfester Achse im Zylinder schwenkbar gelagert. Die Bewegung wird in bekannter Weise über einen nicht dargestellten Rollenhe- 55 bel gesteuert, dessen Rolle mit einer nicht dargestellten Kurvenscheibe zusammenwirkt. Ein mit dem unteren Ende eines Greiferfingers 2 verstifteter Mitnahmestift 6 ist in gegenüberliegenden Bohrungen 16 (Fig. 2 und 3) bzw. Führungen 16' (Fig. 1) eines Klemmstückes 1 ver- 60 schiebbar gelagert. Das Klemmstück 1 ist mittels einer Klemmschraube 14 fest mit der Greiferwelle 3 verbunden. Der Greiferfinger 2 wird mit einer am oberen Ende angeordneten Druckfeder 7 über in ihm durch Stifte 17, 18 gelagerte Rollen 5 und 10 an eine Greiferaufschla- 65 gleiste 4 gedrückt. Die Druckfeder 7 übernimmt hierbei sowohl die Erzeugung der Greiferaufschlagkraft als auch die Erzeugung der Anpreßkraft der Rollen 5, 10 an

die Greiferaufschlagleiste 4. Die Rolle 10 stützt sich an einer schrägen Kurvenführung 12 an der Greiferaufschlagleiste 4 ab, das nahtlos in eine Geradführung 11 senkrecht zur Greiferauflagefläche 13 der Greiferaufschlagleiste 4 übergeht. Bei geschlossenem Greifer stützen sich beide Rollen 5, 10 spielfrei an der Geradführung 11 ab. Während des senkrechten Bewegungsanteiles des Schließvorganges wird ein Schieben der Greiferspitze 9 vermieden, unabhängig davon, ob eine weiche Greiferauflage vorhanden ist oder nicht.

Die Kraftwirkungslinie der Feder 7 verläuft annähernd parallel zur schrägen Kurvenführung 12. Die Vorspannung der Feder 7 ist durch eine im Klemmstück 1 vorhandene Schraube 15 einstellbar, auf der sich die

Feder 7 mit einem Ende abstützt.

Beim Drehen der Greiferwelle 3 zum Zwecke der Öffnung der Klemmgreifer bewegt sich der Greiferfinger 2 zunächst senkrecht zur Greiferauflagefläche 13 der Greiferaufschlagleiste 4 nach oben. Erreicht die obere Rolle 10 die schräge Kurvenführung 12 an der Greiferaufschlagleiste 4, beginnt das Abschwenken des Greifers, um sich von der Papierkanse ein- bzw. wegzubewegen. Nach der Umkehr der Bewegung der Greiferwelle 3 läuft die gleiche Funktion bis zum Schließen der lemmgreifer in umgekehrter Reihenfolge ab.

Der in den Fig. 2 und 3 dargestellte Klemmgreifer weist eine zusätzliche Feder 8 auf, die zwischen dem Klemmstück 1 und dem unteren Ende des Greiferfingers 2 angeordnet ist und deren Wirkungslinie auf einer Verbindungslinie liegt, die durch den Mitnahmestift 6 und die Mittelpunkte der Greiferwelle 3 sowie der Rolle 5 am unteren Ende des Greiferfingers 2 in geschlossener Stellung verläuft. Durch diese zweite Feder 8 ist die sichere Führung der Rolle 5 an der Geradführung 11 gewährleistet sich der Einfluß der Lagerkraft am Mitnahmestift 6 weitgehend kompensieren. Für die Funktion des Klemmgreifers ist sie aber nicht zwingend erforderlich.

#### Bezugszeichenliste

- 1 Klemmstück
- 2 Greiferfinger
- Greiferwelle
- Greiferaufschlagleiste
- 5 Rolle
- Mitnahmestift
- Druckfeder
- Feder
- Greiferspitze 9
- 10 Rolle
- 11 Geradführung
- 12 Kurventeil
- 13 Haltefläche
- 14 Klemmschraube
- 15 Schraube
- 16 Bohrung bzw. Nut 17 Stift
- 18 Stift

Hierzu 2 Blatt Zeichnungen

ZEICHNUNGEN BLATT 2

36 32 769

Nummer: 36 32 769
Int. Cl.<sup>4</sup>: B 41 F 21/04
Veröffentlichungstag: 15. September 1988

Fig. 2

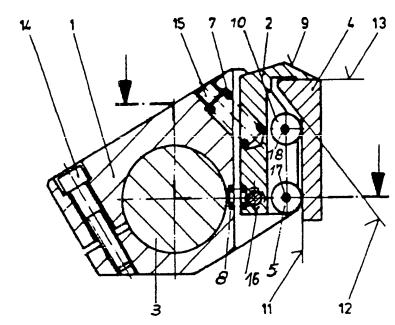
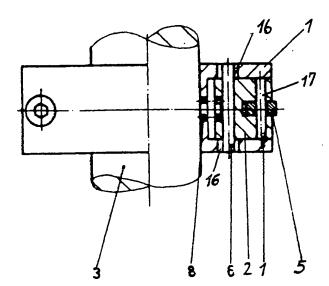


Fig. 3



			<b>.</b>
•			

## Clamping she t gripp r for a sh t-fed rotary printing press

Patent Number:

US4813353

Publication date:

1989-03-21

Inventor(s):

RAAB RUDOLF (DE); HEROLD MANFRED (DE); HUMMEL PETER (DE) RAAB RUDOLF (DE); HEROLD MANFRED (DE); HUMMEL PETER (DE)

Applicant(s): Requested Patent:

DE3632769

Application Number: US19870101377 19870925

Priority Number(s): DE19863632769 19860926

IPC Classification: B41F21/10

EC Classification:

B41F21/04, B41F21/10C

Equivalents:

EP0261412, A3, B1,

JP63094846

### **Abstract**

A sheet gripper for a rotary press is provided having a hooked gripper finger pivotably connected at its lower end to a clamping element, and a roller disposed upon the gripper finger is biased against the guiding surfaces of a finger support element to ensure smooth changes from open and closed gripper finger positions, substantially without any vibrational motion or displacement resulting in the plane of sheet motion. Preferably, a compression spring is mounted in the clamping element to bias the roller against the gripper support element, the element having a rectilinear guide surface disposed substantially perpendicularly to a retaining surface, and a cam surface which extends upwardly and inclined outwardly from the rectilinear guide surface. Upon oscillation of the gripper shaft, the roller is guided along the rectilinear guide surface and cam surface, thereby defining accurate gripper finger motion.

Data supplied from the esp@cenet database - 12

Docket # A-3741

Applic. #\_\_\_\_\_

Applicant: VOLKER MÜLLER ET AL.

Lerner and Greenberg, P.A.

Post Office Box 2480

Hollywood, FL 33022-2480

Tel: (954) 925-1100 Fax: (954) 925-1101